PAT-NO:

JP359085932A

**DOCUMENT-IDENTIFIER: JP 59085932 A** 

TITLE:

**GLOW PLUG** 

**PUBN-DATE:** 

May 18, 1984

**INVENTOR-INFORMATION:** 

NAME TANAKA, TAKESHI SEKIGUCHI, KIYONORI OHASHI, MICHIHIRO KAWAI, HISASHI

**ASSIGNEE-INFORMATION:** 

NAME
NIPPON SOKEN INC

COUNTRY N/A

APPL-NO: JP5

JP57195256

**APPL-DATE:** November 9, 1982

INT-CL (IPC): G01L023/10, F02P017/00, F02P019/02

**ABSTRACT:** 

PURPOSE: To make it possible to detect the pressure in a

4, 4,

combustion chamber

without applying special machining on a main body, by providing piezoelectric

elements, which are expanded and contracted in response to the relative

displacement of a tubular member that is displaced in response to the pressure

in the combustion chamber with respect to a body and generate voltages

corresponding to the pressure.

CONSTITUTION: A glow plug 1 is attached to the cylinder head of an engine

through a screw part 21. A tapered surface 37 at the tip of a body 20 is

closely contacted with the cylinder head with a sealing property being

provided. A tubular member 24 is partially inserted in a combustion chamber 13

and moved back and forth in response to the change in pressure. When the

pressure becomes high, the tubular member 24 receives said pressure, and is

displaced against a coned disk spring 27. Piezoelectric elements 28 and 29 are

compressed through a flange part 26. Voltages are generated at the electrodes

of the piezoelectric elements 28 and 29 and inputted to a control circuit 12 through a signal line 30.

COPYRIGHT: (C)1984,JPO&Japio

## (9) 日本国特許庁 (JP)

①特許出願公開

# ⑩公開特許公報(A)

昭59—85932

 ⑤Int. Cl.³
 G 01 L 23/10
 // F 02 P 17/00 19/02 識別記号

庁内整理番号 7187—2F 8011—3G

8011-3G

**砂公開** 昭和59年(1984)5月18日

発明の数 1 審査請求 未請求

(全 6 頁)

60グロープラグ

②特 第

顧 昭57-195256

❷出

願 昭57(1982)11月9日

@発明者田中猛

西尾市下羽角町岩谷14番地株式 会社日本自動車部品総合研究所 内

@発 明 者 関口清則

西尾市下羽角町岩谷14番地株式 会社日本自動車部品総合研究所 内

明 細 樹

1. 発明の名称

グロープラグ

## 2. 特許請求の範囲

1. エンジンのシリンダアロックに固定される
ボディと、このボディに、相対移動可能に設けら
れるとともに、エンジンの燃焼室内に臨み、この
燃焼室内の圧力に応じて変位する筒状部材と、こ
の筒状部材に内蔵されるヒータと、上配筒状部材
のボディに対する相対変位に応動して伸縮し、上
配圧力に応じた電圧を発生する圧電素子とを備えることを特徴とするグロープラグ。

#### 3. 発明の詳細な説明

本発明は、ディーゼルエンジンの始動を容易に するために燃焼室内の空気を暖めるグロープラグ に関し、より詳しくは燃焼室内の圧力を検出する 機構を備えたグロープラグに関するものである。

最近、例えば自動車用ディーゼルエンジンにおいて、燃焼室内の圧力が、過給圧力、燃料噴射時期、吸気弁の絞り、排気環流量(EGR)、燃料噴射

仰発 明 者 大橋通弘

西尾市下羽角町岩谷14番地株式 会社日本自動車部品総合研究所 内

@発 明 者 河合寿

西尾市下羽角町岩谷14番地株式 会社日本自動車部品総合研究所 内

⑪出 願 人 株式会社日本自動車部品総合研究所

西尾市下羽角町岩谷14番地

個代 理 人 弁理士 青木朗 外3名

本等に応じて変化することは知られている。しかしこのことを利用するための燃焼室内の圧力を検出する手段として種々の計測装置が市販されているが、これらの計測装置は、いずれも高価であり圧力検出のための圧力取出し口を設ける必要があることから、エンジン本体に特別な加工をしなければならないという煩雑さがある。

以下図示実施例により本発明を説明する。

第1図は本発明の一実施例であるグロープラグ 1をターポ付きアィーセルエンジンに適用し、タ ーポチャーシャ2の過給圧力を制御するよう構成 した例を示す。とのターポチャージャ2の過給圧 力は、ウエストゲートペルプ3を開閉することに、 より制御される。とのウエストゲートパルプ3を 駆動するアクチュエータ4の圧力室5は、通路6 を介してターポチャージャ2のコンプレッサ室7 よりも上流側吸気管8に連通し、またオリフィス 9を有する通路を介してコンプレッサ室1よりも 下流側吸気管10に連過する。通路6の途中に設 けられた電磁弁11は、後述するように制御回路 12により、グロープラグ1が検知した燃焼室 13内の圧力と、圧縮上死点(以下、TDC と呼ぶ) を検出する回転検出器14の出力とに応じて制御 される。すなわち、制御回路12は、上配圧力等 に応じてアクチュエータ4の圧力室5内の圧力を 制御するものであり、例えば、過齢圧力を上昇さ せる場合、圧力室5内の圧力を高めるべく作用す る。ウエストゲートペルプ3の作用は周知である

げ、燃焼室13の圧力の検出感度を低下させると ととなる。逆にこのばね定数が小さすぎると熱歪 の繰返しにより疲労破壊に至りやすい。本実施例 では、皿ばね27の板厚を0.3 mm~0.8 mmの範囲 のものとする。

圧電素子28,29は平板でドーナツ状を呈しキャップ22内にほとんど隙間なく収容される。また圧電素子28,29は、周知のように圧電効果を有するセラミックから成り、上下面には電極が施される。これらの電極のうち、各圧電素子28,29を圧縮した時に正電荷が帯電するものであり、この電極には発生した電圧を外部へ取出すための信号級30が接続される。

上配筒状部材24の内部には電板棒31が挿入され、この電板棒31より先端側にはコイル状のヒータ32が設けられる。電板棒31は筒状部材24の基部開口から突出し、さらに圧電素子28,29およびキャップ22との間に 正電案子28,29およびキャップ22との間に ので、その詳細な説明は省略する。

第2図は上配クロープラク1の構造を示すものである。この図において、ボディ20は略筒状を呈し、その外周にはエンジンのシリンダプロックに螺合するためのねじ部21が形成され、また基部にはキャップ22を嵌着されるフランジ部23が設けられる。筒状部材24は、ボディ20の孔部に摺動自在に嵌合され、この筒状部材24の先端部25は閉塞されるとともにボディ20より突出し、また基部開口の周囲に形成されたフランジ部26は、キャップ22の中に収容される。

このフランツ部26とボディ22のフランツ部23との間には皿ばね27が弾装され、またフランツ部26の上側には圧電素子28,29が設けられる。皿はね27は、内周部を筒状部材24に、外周部をボディ20に、それぞれ溶接等により気密を保って接合される。この皿ばね27の材質は、選ましくはオーステナイト系のステンレス鋼がよい。またばね定数は板厚により任意の大きさに設定できるが、強すぎると筒状部材24の変位を妨

は絶縁体33が設けられる。電極棒31、ヒータ32かよび筒状部材24の間の空間には、例えばマグネシア等のセラミックの粉末34が充填される。しかして電極棒31は、ヒータ32のみを介して筒状部材24に電気的に接続する。なか、電極降31のキャップ22からの突出部分には電極35が螺着され、またこの電極35にはナット36が螺合される。

キャップ22は、上部が断面六角形、下部が断面円形を有し、キャップ22の下端周縁部はポティ20のフランジ部23の外周部に、かしめられて固定される。

上記構成を有するグロープラグ1は、ねじ部21を介してエンジンのシリンダヘッドに取付けられるが、この時、ボディ20の先端のテーパ面37がシリンダヘッドにシール性を保って密着する。しかして箇状部材24は燃烧室13内に臨み、次に述べるように該室13内の圧力の変化に応動して進退動する。

すなわち、燃焼室13内の圧力が高くなると、

筒状部材24はこの圧力を受け、皿はね27℃抗 して変位し、フランジ部26を介して圧電索子 28,29を圧縮させる。との結果、圧電効果に より圧電索子28,29の電極に電圧が発生し、 信号線30を介して制御回路12に入力される。 この時、筒状部材24とポディ20との間隙に燃 焼室13内のガスが流入するが、皿ばね27の弾 発力によりフランジ部26が圧電素子29に密着 するので、とのガスは圧電業子28,29には接 触しない。また皿ぱね27亿より、信号譲30か らの信号出力の初期における経年変化は、極めて 小さく抑えられる。つまり、弾性限界の小さい金 風ガスケットは、初期における圧縮力の経年変化 が大きいため、上配信号出力のペラツキが大きく なったり、上記ガスに対するシール性が低下した りする虞れがあるが、皿ばね27によればこの問 題はない。

なお、グロープラグ1の本来の機能である燃焼 室 13の加熱作用については、従来装置と同様で あるので、その詳細な説明は省略する。

ンプルホールド回路44かよび三角波発振器47 の各出力信号の大小を比較し、その結果に応じた 信号を駆動回路48へ出力する。駆動回路48は 比較器46の出力信号を増幅し、出力端子42を 介して電磁弁11を駆動する。

次に上記制御回路12の作動を詳述する。

グロープラグ1 に接続された信号級3 0 から、例えば第4 図に示すような圧力波形に対応した信号が、増幅器43 に入力される。増幅器43 に入力される。増幅器43 にとの信号を増幅してサンプルホールド回路45 には回転検出器14 の出力信号が入力され、整形回路45 はこのペルス信号を得、このペルス信号を得、このペルス信号を得、このボルス信号の高レベルは、各気筒が圧縮TDCのよりにあることに対応する。しかしてサンプルホールド回路44 は、圧縮TDCにおける燃焼電 13 内の圧力に対応した電圧を保持する。この電13 内の圧力に対応した電圧を保持する。この

第3図は制御回路12の構成を示す。この図において、入力端子40は上配グロープラグ1の信号線30に接続され、また入力端子41は燃料噴射ポンプに内蔵される回転検出器140出力部に接続される。この回転検出器14は、マグネット型のセンサで回転円板の突起部分を検出するようになっており、この突起部分は各気筒の圧縮時のTDCに対応するよう設定されている。一方、出力端子42は上配電磁弁11のコイルに接続される。

入力端子40に接続された増塩器43は、インピーダンス変換と、入力信号を増幅する機能を有し、その出力側は、サンプルホールド回路44(インサーシル社製、品番1 H 5 1 1 1 )に接続される。入力端子41に接続された整形回路45は、回転検出器14の出力信号を整形するもので、サンプルホールド回路44のコントロール入力に接続される。

比較器46は、反転入力がサンプルホールド回路44の出力側に接続され、非反転入力が三角波 発振器47の出力側に接続されてかり、これらサ

圧は大気圧によって変化し、第4図に示すよりに 大気圧が高いほど(実線 a )高くなる。

比較器46は、三角波発振器47の出力である三角波と、サンプルホールド回路44の出力電圧とな比較し、該三角波の一部が該出力電圧にい場合に対し、逆に低いており間を出力する。したがってない。したがってない。したがってない。したがってない。したがってなる。したがってなる。したがってなる。したがってなる。したがってなる。したがってなる。したがってなる。したがってなる。とのよりに比較器46の間は短かくないといいで、といいでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、ないのでは、では、電磁弁11を開放する。

三角波発振器 4 7 の発振周波数は 2 0 Hz である。 したがって比較器 4 6 の出力ペルス 6 2 0 Hz で変化し、1 周期毎に高レベルと低レベルのデュティ 以上のように本ディーゼルエンジンは、グロープラグ1により燃焼室13内の圧力を検出し、この圧力のうちTDC時の圧力を用いてウエストゲートパルプ3を開閉制御する。この圧縮TDC時の圧力を用いるのは、この時の圧力はエンジンの運転

と、高圧下では一点鎖線して示すよりにエンジン 回転数がN」以下では過給圧力は作用するととな く一定値P。であり、回転数がN:からN。まで は過給圧力は増加し、回転数がN。を越えるとウ エストゲートペルプ3が開放して過給圧力は一定 値P。になる。これに対し、低圧下においては、 大気圧に応じた過給圧力の制御を行なわないと、 との過給圧力は破線mのようになる。すなわち、 吸気管圧力は、エンジンの回転数がN:以下では . 一足値P1 であり、回転数がN2 からN4 まで増 加し、回転数がN. を越えるとウエストゲートペ ルプ3が開放するため、一定値Ps となり、これ 以上上昇しない。したがって過給圧力は低いまま となり、充分なエンジン出力が得られない。とこ ろが本エンジン2では上述したように燃焼室13 内の圧力に応じて電磁弁11を開閉し、ウエスト ゲートペルプ3を制御している。すなわち、燃焼 **室13内の圧力が低い時、ウエストゲートペルプ** 3を閉塞させ、過給圧力を高めている。との結果、 エンジン回転数がNsになるまで、ウエストゲー

条件に拘らず略一定となり、吸気管圧力に応じて 一義的に決まるからである。つまり、燃焼室13 内の圧力は、第4図に示すように、大気圧を一定 とすればクランク角が圧縮 TDC より若干大きくた った点で最大となり、また圧縮 TDC において極大 になりやすい傾向にあり、このグラフは燃料噴射 時期等の運転条件により様々に変化するが、圧縮 TDC時の圧力の大きさは運転条件によらず略一定 となるのである。また、クランク角が圧縮 TDC よ りも大きくなると、大気圧が高い場合を示す実線 s、中程度の場合を示す破線 b、および低い場合 を示す一点鎖線。が複雑に交叉して、それぞれの 大小関係が単純には定まらないが、圧縮 TDC にお いては、大気圧が高い程燃焼室13内の圧力は高 くたる。しかして本エンジンでは、圧縮 TDC 時の 圧力に応じて過給圧力を制御している。

このように燃焼室13内の圧縮TDC時の圧力を 用いて過給圧力を制御するため、例えば高地走行 のように低圧下で車両を走行させても適性な過給 圧力が得られる。これを第5図を用いて説明する

トペルプ3が開放しないので過給圧力は増加し、 回転数がN。を越えると過給圧力は一定値P。と なり、高圧下と同じ状態が得られる。

なお、上記グロープラグ1により検出した燃焼 室13内の圧力を、過給圧力の制御に限らず、他 の種々のエンジン制御に利用できることはもちろ んである。

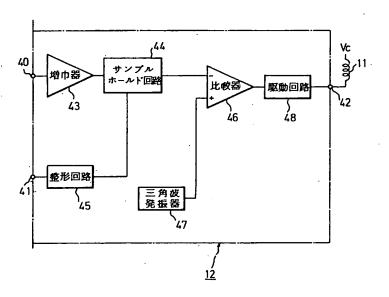
また、気温により過給圧力が変化する場合においても、本発明の効果は利用されており、気温補 値をかねている。

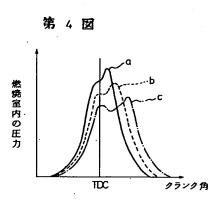
以上のように本発明によれば、エンジン本体に 特別な加工を施すことなく、燃焼室内の圧力を検 出することができるので、過給圧力等の制御を行 なうためにエンジン本体の設計変更をする必要が なく、構造を極力簡素化することができる。

### 4. 図面の簡単な説明

第1図は本発明の一実施例であるグロープラグ を適用したエンジンを示す要部の断面図、第2図 は本発明の実施例装置を示す断面図、第3図は制 御回路を示す回路図、第4図はクランク角に対す

第 3 図





第 5 図

